doi:10.11835/j.issn.1000-582X.2023.226

基于参数估计-滑模阻抗控制的 SEA 性能分析

曹学鹏,张 正,李彩红,鲁 航

(长安大学工程机械学院机电液一体化研究所,西安710064)

摘要:重載四足机器人的足部与地面接触过程和步态转换过程中会受到不确定的冲击载荷作 用,易导致足部机构载荷过大从而造成结构的冲击损坏。因此,针对使用液压串联弹性执行器 (series elastic actuators,SEA)作为足部末端在非结构环境下动态性能差的问题,提出了基于环境参 数估计的滑模阻抗控制方法(environmental parameter estimation sliding mode,EPESM)。以阀控液 压缸的活塞位移传递函数为基础建立了基于位置内环的SEA阻抗控制模型,并以PID作为基础控 制器;为改善SEA阻抗控制的动态性能,根据Lyapunov第二法构建稳定的自适应环境参数估计方 法对SEA期望位置进行前馈补偿;为提升自适应环境参数估计方法在SEA工作过程中不同阶段的 动态性能和环境变化适应性,使用模糊控制方法对自适应环境参数估计方法中的自适应参数进行 寻优;以SEA状态方程为基础构建滑模控制器与PID控制器进行动态性能对比分析。仿真结果表 明:在变 SEA弹簧刚度工况和变环境刚度下,EPESM阻抗控制的响应速度明显更快,可将调节时间 从平均5s缩短到1s内,能更快地达到预期位移和预期接触力,且能略微降低稳态误差,使接触力 误差保持在±6N内。在动态跟踪工况下,EPESM阻抗控制的动态性能更好,在快速进入跟踪状态 后,可以长时间保持0.2 s以内的相位滞后和5.2%的幅值误差。

关键词:重载机器人;串联弹性执行器;阻抗控制;模糊-自适应参数估计;滑模控制
 中图分类号:TP242
 文献标志码:A
 文章编号:1000-582X(2024)05-001-12

SEA performance analysis based on parameter estimationsliding mode impedance control

CAO Xuepeng, ZHANG Zheng, LI Caihong, LU Hang

(Mechatronics Institute of Mechanical Engineering School, Chang'an University, Xi'an 710064, P. R. China)

Abstract: Heavy quadruped robots are subjected to uncertain impact loads during foot-to-ground contact and gait transition, which can easily lead to excessive load on the foot mechanism and structural impact damage. Therefore, a sliding mode impedance control method based on environmental parameter estimation (EPESM) was proposed to solve the problem of poor dynamic performance when using hydraulic series elastic actuators (SEA) as foot ends in unstructured environments. Based on the piston displacement transfer function of the valve controlled hydraulic cylinder, an SEA impedance control model based on the position inner loop is established, with PID serving as the basic controller. To improve the dynamic performance of SEA impedance control, a stable

基金项目:国家自然科学基金资助项目(51509006);先进节能教育部工程中心开放课题(SWEDT-KF201902)。

收稿日期:2023-03-15 网络出版日期:2023-12-12

Supported by National Natural Science Foundation of China(51509006) and Engineering Research Center of Advanced Drive Energy Saving Technologies, Ministry of Education(SWEDT-KF201902).

作者简介: 曹学 鹏 (1982—), 男, 教授, 主要从事流体动力与控制、机电液一体化系统及装备研究, (E-mail) tiepeng2001@chd.edu.cn。

adaptive environment parameter estimation method based on Lyapunov's second method is constructed to compensate for the expected SEA position using feed forward compensation. To improve the dynamic performance and adaptability of adaptive environmental parameter estimation methods at different stages of SEA work, fuzzy control methods are used to optimize the adaptive parameters in these methods. Based on the SEA state equation, a sliding mode controller and a PID controller are constructed for dynamic performance comparison and analysis. Simulation results show that under variable SEA spring stiffness and variable ambient stiffness conditions, the response speed of EPESM impedance control is significantly faster. The adjustment time can be significantly reduced from an average of 5 s to within 1 s, achieving faster expected displacement and expected contact force, while keeping the steady-state error slightly reduced and the contact force error within ± 6 N. Under dynamic tracking conditions, EPESM impedance control exhibits better dynamic performance, maintaining a phase delay within 0.2 s and an amplitude error of 5.2 % for an extended period after quickly entering the tracking state.

Keywords: heavy load robot; series elastic actuator; impedance control; fuzzy-adaptive parameter estimation; sliding mode control

随着工业现代化的深入发展,足式机器人发展迅速且应用广泛^[1]。足式机器人足部与地面接触和步态转换过程中会受到冲击载荷的作用,易导致足部机构载荷过大,造成足部机构的损坏。对重载足式机器人而言,这种不确定的冲击造成的影响更严重。因此,需要对行走过程中的足部进行柔顺控制。使用液压串联弹性执行器^[2](series elastic actuators,SEA)作为重载足式机器人的腿部结构时,可通过其串联的弹性元件实现 对输出力或位置的柔顺控制^[3-4]。

柔顺控制的研究多集中于主动柔顺控制,如罗建雄等^[5]采用变阻尼的阻抗控制实现了针对液压机械臂的 主动柔顺控制。也有研究使用直接力控方法进行阻抗控制^[6-8]。Li等^[9]使用了改进自适应布谷鸟优化BP神经 网络算法建立力预测控制模型进行直接力控。沈双等^[10]利用BP神经网络整定PID参数获得更好的控制性 能。Asignacion等^[11]将降噪扰动观测器应用于SEA的内环速度控制,提升了整体的控制性能。在传统阻抗控 制中,机器人的阻抗特性一般是事先预设且在机器人运行过程中不变的。单一的阻抗特性难以满足变化环 境下的动态性能。目前主要的解决方式是让机器人自动调整阻抗特性参数以适应变化的环境^[12]。Huang 等^[13]采用一种基于广义模糊神经网络的自适应阻抗控制实现了对未知环境模型的良好适应性。Yu等^[14]使用 贝叶斯方法估计外界人体阻抗和运动意图以提升系统性能。Chatterjee等^[15]提出一种基于双扩展卡尔曼滤波 器的被动阻尼串联弹性传输阻抗在线估计方法,通过实时估计阻抗提升了控制器的可靠性。针对未知的外 界环境,Han等^[16]在康复机器人中应用迭代学习算法进行阻抗自适应控制。

在目前轻功率SEA主动柔顺控制方法的基础上,笔者以重载机器人的SEA腿部执行机构为研究对象, 分析其在不同接触环境和SEA变弹簧刚度下的动态性能。采用结合模糊优化的自适应参数估计方法对期望 位移进行补偿,结合滑模控制器替代传统的PID控制器,利用其对模型参数变动不敏感的特性提升SEA对环 境变化和模型变化的适应性,保证了SEA响应过程的快速和准确性。

1 SEA 阻抗控制模型

1.1 液压 SEA 建模

参照团队已有的研究成果^[17],不考虑多个执行器之间的运动耦合,对图1的串联执行器进行液压SEA的 建模。图中, q_1 、 q_2 分别为阀进油流量和阀回油流量; x_v 为阀芯位移; p_1 、 p_2 分别为阀进油压力和阀回油压力; F_L 为实际接触力; K_e 为环境刚度; m_L 为负载质量; B_L 为环境阻尼; m_p 为活塞质量。由于使用的模型参数一致, 不再对建模过程和参数计算过程进行赘述。对液压串联 SEA系统进行建模^[18],取状态变量 $x = [x_1 \quad x_2 \quad x_3 \quad x_4 \quad x_5]^{T} = [x_L \quad x_p \quad \dot{x}_L \quad \dot{x}_p \quad p_L]^{T}$, x_L 为负载位移, x_p 为活塞位移, p_L 为负载压力。可得 SEA模 型^[13]如式(1)。串联弹簧刚度选择^[13]为 $K_s \in [65 \text{ kN/m}, 6.5 \text{ MN/m}]$,其余液压元件参数如表1所示。

$$\begin{cases} \dot{x}_{1} = x_{3}, \\ \dot{x}_{2} = x_{4}, \\ \dot{x}_{3} = -\frac{K_{s} + K_{e}}{m_{L}} x_{1} + \frac{K_{s}}{m_{L}} x_{2} - \frac{B_{L}}{m_{L}} x_{3} - \frac{1}{m_{L}} v, \\ x_{4} = \frac{K_{s}}{m_{p}} x_{1} - \frac{K_{s}}{m_{p}} x_{2} - \frac{B_{p}}{m_{p}} x_{4} + \frac{A_{p}}{m_{p}} x_{5}, \\ \dot{x}_{5} = -\frac{4\beta_{e}A_{p}}{V_{e}} x_{4} - \frac{4\beta_{e}K_{ee}}{V_{e}} x_{5} + \frac{4\beta_{e}K_{q}}{V_{e}} u, \end{cases}$$

$$(1)$$

式中: B_p 为活塞阻尼; A_p 为活塞有效面积; β_e 为有效体积弹性模量; V_t 为活塞腔等效体积; K_q 为阀的流量增益; K_{ee} 为总流量压力系数;v为接触力;u为控制输入。



1一电液伺服阀;2一液压缸;3一串联弹簧;4一负载;5一环境模型。

图1 串联弹性执行器的组成结构图

Fig. 1 Structural diagram of series elastic actuator

表1 SEA 模型参数表 Table 1 SEA model parameters

$K_{q}/(m^{3}\cdot s^{-1}\cdot A^{-1})$	$K_{ce}/(m^3 \cdot s^{-1} \cdot A^{-1})$	V_t/m^3	$\beta_{\rm e}/{ m MPa}$	$m_{\rm L}/{\rm kg}$	m_{p}/kg	$A_{\rm p}/{ m m}^2$
0.24	2.7×10^{-12}	4.5×10 ⁻⁴	900	10	0.5	0.001 3

1.2 阻抗控制模型

为了保证 SEA 的控制精度和环境适应能力,采用阻抗控制建立 SEA 与环境间的动态力/位关系,将 SEA 与环境间的作用关系定义为质量一弹簧一阻尼模型

$$F_{\rm L} - F_{\rm r} = M_{\rm d} \left(\ddot{X} - \ddot{X}_{\rm r} \right) + B_{\rm d} \left(\dot{X} - \dot{X}_{\rm r} \right) + K_{\rm d} \left(X - X_{\rm r} \right), \tag{2}$$

式中:F,为期望接触力;M,为惯性系数;B,为阻尼系数;K,为刚度系数;X、X,分别为实际位移和期望位移。

令力偏差 $F_{f} = F_{L} - F_{r}$,位置偏差 $X_{f} = X - X_{r}$,则有

$$F_{\rm f} = M_{\rm d} \ddot{X}_{\rm f} + B_{\rm d} \dot{X}_{\rm f} + K_{\rm d} X_{\rm fo} \tag{3}$$

进行拉氏变换得系统阻抗模型为Z_D:

$$Z_{\rm D}(s) = \frac{F_{\rm f}(s)}{X_{\rm f}(s)} = M_{\rm d}s^2 + B_{\rm d}s + K_{\rm do}$$
(4)

式中,s为传递函数的算子。

采用阻抗控制原理对重载 SEA 柔性阀控缸的负载端建模,定义串联弹簧的压缩量 $\Delta X = X_p - X_L, X_p$ 为活塞位移; X_L 为末端位移。阻抗控制模型可表示为

$$F_{\rm L} = m_{\rm p} \frac{\mathrm{d}^2 X_{\rm p}}{\mathrm{d}t^2} + B_{\rm p} \frac{\mathrm{d}\Delta X}{\mathrm{d}t} + K_{\rm s} \Delta X_{\rm o} \tag{5}$$

式(5)可化为

$$B_{\rm p} \frac{\mathrm{d}\Delta X}{\mathrm{d}t} + K_{\rm s}\Delta X - F_{\rm L} = m_{\rm L} \frac{\mathrm{d}^2 X_{\rm L}}{\mathrm{d}t^2} \,_{\circ} \tag{6}$$

由式(5)和式(6)可得重载 SEA 的负载位移为

$$X_{\rm L}(s) = \frac{B_{\rm p}s + K_{\rm s}}{m_{\rm L}s^2 + B_{\rm p}s + K_{\rm s}} X_{\rm p}(s) - \frac{1}{m_{\rm L}s^2 + B_{\rm p}s + K_{\rm s}} F_{\rm L}(s),$$
(7)

式中: $m_{\rm L}$ 取10 kg, $B_{\rm p}$ 取100 N·s/m。

结合柔性阀控缸模型,SEA基于PID位置内环的阻抗控制¹⁹⁹原理如图2所示。



图 2 基于位置内环的阻抗控制系统框图

Fig. 2 Block diagram of impedance control system based on position inner loop

2 SEA 自适应环境参数估计滑模阻抗控制

2.1 模糊-自适应环境参数估计

基于自适应环境参数估计的滑模控制器(environmental parameter estimation sliding mode, EPESM)通过 实时计算 SEA 与环境间的接触力误差,实时调节自适应环境参数估计的参数,修正预期参考位置*X*,从而控 制 SEA 末端位置以及与环境的接触力。若能实时估计环境位置和刚度信息,可得到 SEA 所接触环境的线性 模型,实现 SEA 的力/位跟踪控制。

当 $F_{L} \rightarrow F_{r}$ 时,即SEA与环境间接触力误差为0时,根据 $F_{L} = K_{e}(X_{L} - X_{e})$ 可将 \hat{F}_{L} 表示为 $\hat{F}_{L} = \hat{K}_{e}(X_{L} - X_{e})$,其中 $X_{e}, \hat{X}_{e}, \hat{X}_{e}, \hat{X}_{e}$ 分别是环境位置和刚度的实际值与估计值。

定义变量为

$$\boldsymbol{\Phi} = \begin{bmatrix} \hat{K}_{e} - K_{e} \\ \hat{X}_{e} - X_{e} \end{bmatrix}, \tag{8}$$

则SEA与环境间接触力的估计值与实际值之差可表示为

$$\hat{F}_{\mathrm{L}} - F_{\mathrm{L}} = \begin{bmatrix} X_{\mathrm{L}} & -1 \end{bmatrix} \boldsymbol{\Phi}_{\circ}$$
(9)

根据式(9),可得 $\dot{\boldsymbol{\phi}} = -\boldsymbol{P} \begin{bmatrix} X_{\text{L}} & -1 \end{bmatrix}^{\text{T}} (\hat{F}_{\text{L}} - F_{\text{L}}), \boldsymbol{P} \neq 2 \times 2$ 非奇异正定实对称矩阵。通过实时调节环境参数估计值 $\hat{X}_{\text{e}}, \hat{K}_{\text{e}},$ 可使 $\hat{F}_{\text{L}} \rightarrow F_{\text{L}},$ 则 $F_{\text{L}} \rightarrow F_{\text{r}}$ 。根据 Lyapunov 第二法构建二次型标量函数

$$V = \boldsymbol{\Phi}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{\Phi}_{\mathrm{o}} \tag{10}$$

对二次型标量函数求导,由结果可得参数估计是稳定的:

$$\dot{V} = 2\boldsymbol{\Phi}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \dot{\boldsymbol{\Phi}} = -2 \begin{bmatrix} X_{\mathrm{L}} \\ 1 \end{bmatrix} (\hat{F}_{\mathrm{L}} - F_{\mathrm{L}}) = -2 (\hat{F}_{\mathrm{L}} - F_{\mathrm{L}})^{2} < 0_{\circ}$$
(11)

对 $\dot{\boldsymbol{\phi}} = -\boldsymbol{P} \begin{bmatrix} X_{\text{L}} & -1 \end{bmatrix}^{\text{T}} (\hat{F}_{\text{L}} - F_{\text{L}})$ 直接求解,得

4

$$\begin{cases} \hat{K}_{e} = -\sigma_{1} X_{L} (\hat{F}_{L} - F_{L}), \\ \hat{X}_{e} = \frac{(\hat{F}_{L} - F_{L})}{\hat{K}_{e}} (\sigma_{1} X_{L} \hat{X}_{e} + \sigma_{2})_{o} \end{cases}$$
(12)

式中, σ_1 、 σ_2 是自适应参数,为正常数。

对式(12)积分得环境参数估计值的表达式:

$$X_{r} = \frac{F_{r}}{\hat{K}_{e}} + \hat{X}_{e},$$

$$\hat{F}_{L} = \hat{K}_{e} (X_{L} - \hat{X}_{e}),$$

$$\hat{K}_{e} (t) = \hat{K}_{e} (t_{0}) - \sigma_{1} \int_{t_{0}}^{t} X_{L} (\hat{F}_{L} - F_{L}) dt,$$

$$\hat{X}_{e} (t) = \hat{X}_{e} (t_{0}) + \sigma_{1} \int_{t_{0}}^{t} \frac{(\hat{F}_{L} - F_{L})}{\hat{K}_{e}} (X_{L} \hat{X}_{e} + \frac{\sigma_{2}}{\sigma_{1}}) dt_{o}$$
(13)

式中:t为时间;t₀为初始时刻。

基于环境参数估计的 SEA 自适应阻抗控制使用环境位置及刚度信息的估计值代替模型数值,以此对 SEA 期望位移进行前馈补偿。为进一步提高环境参数估计的性能,使用模糊控制器以重载 SEA 系统偏差和 偏差的变化量作为输入,建立与自适应控制参数 σ_1 、 σ_2 间的模糊关系。因自适应控制参数 σ_1 、 σ_2 之间存在比 例关系 $\sigma_2 = c\sigma_1$,可以改为控制自适应参数 σ_1 和比例系数 c。重载 SEA 的模糊-自适应阻抗控制系统如图 3 所 示,其中 e为力的误差。



图 3 重载 SEA 自适应-模糊阻抗控制系统框图 Fig. 3 Block diagram of heavy-duty SEA adaptive fuzzy impedance control system

模糊输入量为力的偏差,通过力的偏差估计环境刚度并对期望位移进行补偿。当正偏差较大且变化率为正、或负偏差较大且变化率为负时,应减小估计值的影响,增大σ₁,减小c。当正偏差较大且变化率为负、或负偏差较大且变化率为正时,应增大估计值的影响,减小σ₁,增大c。其余情况的规则设置类似。输入量模糊变量的变化范围取自力误差的典型变化曲线极值分别为:*e*=[-2 000, 2 000],*d_e*=[-4 000, 4 000]。自适应参数取值范围过小会导致响应变慢,取值范围过大会导致超调上升,综合考虑响应速度和超调影响,最终选择输出参数范围为σ₁=[0,0.005],*c*=[0,10],模糊语言的子集用对应的NB、NM、NS、ZO、PS、PM、PB表示。模糊控制规则如表2所示。隶属函数为梯形分布,其中对应于PB和NB的半梯形分布各占输入范围的20%,保证在偏差较大时能够获得更大的响应速度,其余区间采用均布。采用面积重心法进行反模糊,使参数估计模块的输出尽量平滑,避免对滑模控制器产生干扰。

Table 2 Fuzzy rules of σ_1 , c							
e/d_e	NB	NM	NS	ZO	PS	PM	PB
NB	PB/PB	PB/PB	PM/PM	PM/PM	PM/PM	PM/PM	PS/PS
NM	PB/PB	PB/PB	PM/PM	PM/PM	PS/PS	PS/PS	ZO/ZO
NS	PM/PS	PM/PM	PM/PS	PS/PS	ZO/ZO	ZO/ZO	ZO/PS
ZO	PS/PS	PS/PS	PS/PS	ZO/ZO	PS/PS	PS/PS	PM/PM
PS	PM/PM	PM/PM	PS/PS	ZO/ZO	PS/PS	PM/PM	PM/PM
PM	PM/PM	PM/PM	PS/PS	PM/PM	PM/PM	PM/PB	PB/PB
PB	PS/PS	PS/PS	PM/PM	PB/PB	PM/PM	PB/PB	PB/PB

表 2 σ_1 、*c* 的模糊规则表 Fable 2 Fuzzy rules of σ *c*

2.2 滑模控制器设计

针对重载 SEA工作在非结构环境中的抗干扰能力需求,使用滑模控制作为控制策略^[20-21]。滑模控制具备 良好的鲁棒性,对于参数变化及外部干扰有极佳的不敏感性。以团队前期工作已确定的阀控缸状态方程为 基础^[17],以位置偏差 e₁ = X_L - X_a及其导数作为滑模控制器的输入,以控制器输出调整电液伺服阀的开口大 小,系统的误差变量可定义为:

$$\begin{cases} e_1 = X_L - X_d, \\ e_2 = \dot{X}_L - \dot{X}_{d_o} \end{cases}$$
(14)

定义滑模面 $z = ce_1 + e_2$,求导得:

$$\dot{z} = ce_2 + \dot{e}_2 = ce_2 - \frac{K_s + K_L}{m_L} x_L + \frac{K_s}{m_L} \left(x_v - \left(\frac{V_t}{4\beta_e K_q} + \frac{K_{ee}}{K_q} \right) x_5 \right) - \frac{B_L}{m_L} \dot{x}_L - \frac{F_L}{m_L} - \ddot{x}_{do}$$
(15)

选择趋近律为饱和函数 $\dot{z} = -\varepsilon \operatorname{sat}(z), \varepsilon > 0$ 为增益系数,在边界层内呈线性变化。由于控制对象阀控缸 SEA 设定的最高运动速度为 0.054 m/s,速度较低,饱和函数趋近律可在一定程度上抑制抖振。此外,边界层 厚度也影响抖振大小,因此设置一个较大的初始边界层厚度,使z与滑模面距离小于 $E = 0.05X_{d}$ 时,自动切换 到更小的边界层,以此削弱抖振并保证响应速度。可变边界层厚度可描述为 $\delta = (1 - \alpha)\delta_1 + \alpha\delta_2, \delta, \delta_1, \delta_1$ 均为正常数。当距离大于 E 时, $\alpha = 1$;当距离小于等于 E 时, $\alpha = 0$ 。联立趋近律和式(15)得控制器输出为 $x_v = u_{eq} + u_{sw}$ 。

$$u_{eq} = \frac{1}{K_s + K_L} \left(B_L x_3 + F_L + m_L \ddot{x}_d + (K_s + K_L) x_1 - ce_2 m_L \right) + \left(\frac{V_t}{4\beta_e K_q} + \frac{K_{ee}}{K_q} \right) x_5,$$
(16)

$$u_{\rm sw} = -\varepsilon \operatorname{sat}(z)_{\circ} \tag{17}$$

根据滑模可达性条件,对趋近律进行稳定性分析如下,可得系统是稳定的。

$$\dot{V} = z\dot{z} = z \left(-\varepsilon \operatorname{sat}(z)\right) < 0_{\circ} \tag{18}$$

式中,

$$\operatorname{sat}(z) = \begin{cases} 1, & z > \delta; \\ \frac{z}{\delta}, & |z| \leq \delta; \\ -1, & z < -\delta_{\circ} \end{cases}$$
(19)

在 SIMULINK 中搭建重载 SEA 的 EPESM 阻抗控制模型,如图 4 所示。图中,滑模阻抗控制模块为基于 位置阻抗控制的重载 SEA 力位控制系统模型,控制器使用上述的滑模控制器。自适应环境参数估计使用 σ₁ 和 σ₂作为参数实现对期望位置的前馈补偿,自适应参数的调整由模糊寻优模块自动调整。



图 4 EPESM 的 SIMULINK 模型 Fig. 4 SIMULINK model for EPESM

3 系统性能分析

为了研究分析 SEA 的动态性能,在此设定一个参照工况,为后续变参数仿真提供基础工况设定,参照工况示意图如图 5 所示,左侧的 SEA 及 m_L负载代表腿部执行器,右侧弹簧代表地面环境。地面初始位置为 L₁,当执行器与地面接触并产生接触压力后,最终平衡位置为 L₂。参照工况的串联弹簧刚度和环境参数均为定值,参数值如表 3 所示。环境刚度参数参考文献[22]中测得的沙地、潮湿土地和硬质皮地面参数进行设置。预期参考位置 L₁为 0.05 m,最终预期的力平衡位置 L₂=X₄,预期接触力为 2 000 N,两者均为阶跃输入信号。阻抗控制参数设置为 M₄=10, B₄=2 000, K₄=9×10⁴。通过对比固定自适应参数的 PID 控制方法(后续简称为 PID 控制)与模糊优化自适应参数的滑模控制方法(后续简称为 EPESM)对系统进行性能分析。初始状态下机器人足部与环境并未接触,距离为 0.05 m,性能分析起始时刻为接触的瞬间时刻。



图 5 重载 SEA 参照工况示意图

Fig. 5 Schematic diagram of heavy load SEA reference conditions

表 3 SEA 主要参数值 Table 3 SEA parameters

	Tuble 0 SEI	i parameters	
$K_{\rm s}/({\rm kN}\cdot{\rm m}^{-1})$	$K_{\rm e}/({\rm kN}\cdot{\rm m}^{-1})$	$X_{\rm d}/{ m cm}$	$F_{\rm r}/{ m N}$
90	70	7.86	2 000

3.1 变弹簧刚度性能分析

在参照工况基础上,通过改变串联弹簧刚度分析 SEA 的动态性能。根据 1.1 节液压 SEA 建模小节中串 联弹簧刚度的范围,在串联弹簧刚度 K_s为 65、90、650 kN/m 这 3 种工况下,可获得分别采用固定自适应参数的 PID 控制方法和 EPESM 阻抗控制的 SEA 末端位移及末端接触力。

采用2种控制方法的SEA末端位移如图6。PID控制的末端位移的稳态值分别为7.70、7.82、7.88 cm;稳

态位置误差分别为0.57%、0.34%、0.12%;调节时间为4.9、4.3、3.4 s。EPESM阻抗控制的末端位移的稳态值 分别为7.86、7.86、7.86 cm;稳态位置误差分别为0.07%、0.05%、0.01%;调节时间分别为0.7、0.6、0.4 s。模糊 优化的自适应参数随着误差的减小而减小,可提升响应动态性能,减小超调量的大小。



SEA末端接触力如图7所示。PID阻抗控制的末端接触力稳态值分别为2050.2、2027.3、1991.6N,稳态力误差分别为2.50%、1.36%、0.41%;调节时间为3.95、3.90、3.14s。EPESM阻抗控制的末端接触力的稳态值分别为2004.2、2002.8、1999.5N,稳态力误差分别为0.21%、0.14%、0.03%;调节时间为0.8、0.7、0.6s。



Fig. 7 End contact force of SEA under different spring stiffness

仿真结果表明,随着串联弹簧刚度增大,SEA的控制性能略微提高。在不同弹簧刚度下,相比于PID阻 抗控制方法,EPESM阻抗控制的响应速度更快,可将调整时间缩短到1s内,且稳态误差更小。因此,当SEA 内部串联弹簧变化时,EPESM阻抗控制方法能够更好地适应重载SEA内部参数的变化。

3.2 变环境刚度性能分析

在参照工况的基础上,通过改变环境刚度分析SEA的动态性能。参照刘帅等^[22]的沙地、潮湿土地和硬质皮地面的地面刚度特征进行工况设置,沙地、潮湿土地和硬质皮地面的环境刚度*K*。分别为20、70、350 kN/m。 SEA在3种不同环境工况下的预期参考位置*X*,分别为15.00、7.86、5.67 cm。

采用2种阻抗控制的末端位移如图8所示,PID阻抗控制的末端位移在3种环境工况下分别为15.19、7.91、5.64 cm;末端位移稳态误差分别为1.26%、0.63%、0.52%;调整时间分别为3.3、3.8、4.7 s。EPESM阻抗控制的 末端位移在3种环境工况下分别为15.02、7.86、5.67 cm;末端位移稳态误差分别为0.13%、0.05%、0.04%;调整 时间分别为0.5、0.6、0.9 s。





采用2种阻抗控制的末端接触力如图9所示,PID阻抗控制的末端接触力在3种环境工况下分别为2035.1、2019.6、1980.9N;末端位移稳态误差分别为1.75%、0.98%、0.95%;调整时间分别为3.1、6.1、15.0s。 EPESM阻抗控制的末端接触力在3种环境工况下分别为2004.2、2002.8、1994.8N;末端位移稳态误差分别为0.21%、0.14%、0.26%;调整时间分别为0.6、1.1、2.7s。



Fig. 9 End contact force of SEA under different environmental stiffness

仿真结果表明,随着环境刚度增大,SEA稳态位置误差略微减小。由于硬质地面的环境刚度较大,即使 较小的稳态位置误差也会造成较大稳态力误差。在不同环境刚度的工况下,相比于 PID 阻抗控制, EPESM 控制响应速度明显更快,稳态误差更小,对外部作业环境的变化具有良好的适应性。

3.3 动态跟踪性能分析

以上2组仿真工况都是SEA在自由空间运动至接触环境的恒力/位置控制。在实际工况中,要求SEA的 负载位移和负载输出力是变化的。因此,在参照工况基础上,通过改变SEA与环境间的预期接触力及位置分 析SEA的动态性能,在此采用正弦波信号 $f(t) = 500\sin(2t) + 1500$ 作为接触力输入,采用正弦波信号 f(t) = 0.007145(2t) + 0.07145作为末端位移输入。

采用2种阻抗控制的末端位移如图10所示,传统PID阻抗控制的末端位移范围为[6.91 cm, 7.51 cm],滞后 0.7 s,振幅误差57.9%。EPESM阻抗控制的末端位移范围为[6.49 cm, 7.84 cm],滞后 0.19 s,振幅误差5.2%。



Fig. 10 Load end displacement under sine wave signal

采用2种阻抗控制的末端位移如图 11 所示,传统 PID 阻抗控制的末端接触力范围为[1 332.9 N, 1 754.1 N],滞后 0.7 s,振幅误差 57.9%。EPESM 阻抗控制的末端接触力范围为[1 041.3 N, 1 989.1 N],滞后 0.19 s,振幅误差 5.2%。自适应参数的模糊输出如图 12 所示,输出的波动来源于正弦信号波峰处的误差变化。



仿真结果表明,在正弦波信号跟踪工况下,相比于传统 PID 阻抗控制,EPESM 阻抗控制响应速度更快, 滞后时间减少 72.9%,振幅误差小 91%,具有更好的动态力/位置跟踪性能。

4 结 论

1)为满足对重载液压 SEA 进行阻抗柔顺控制,在阀控缸传递函数的基础上,建立了基于位置内环的阻抗 控制模型。为提升 SEA 的动态性能,使用环境参数估计方法对期望位置进行前馈补偿。

2)为提升环境参数估计方法对不同环境的适应性,采用模糊控制方法对自适应参数进行调节,提升 SEA 的动态响应性能,并结合滑模控制提升阻抗控制的性能。

3) 在非结构环境工况中,将 EPESM 阻抗控制与传统 PID 阻抗控制进行性能对比分析。在变 SEA 弹簧刚 度工况和变环境刚度下, EPESM 阻抗控制的响应速度明显更快, 调节时间明显缩短, 能更快地达到预期位移 和预期接触力, 且能略微降低稳态误差。在动态跟踪工况下, EPESM 阻抗控制的动态性能更好, 可以长时间 保持较低的相位滞后和较高的跟踪精度。

参考文献

- [1] Biswal P, Mohanty P K. Development of quadruped walking robots: a review[J]. Ain Shams Engineering Journal, 2021, 12(2): 2017-2031.
- [2] Shi Y, Wang P, Zha F, et al. Mechanical design and force control algorithm for a robot leg with hydraulic series-elastic actuators[J]. International Journal of Advanced Robotic Systems, 2020, 17(3): 172988142092101.
- [3] Kong K, Bae J, Tomizuka M. A compact rotary series elastic actuator for human assistive systems[J]. IEEE-Asme Transactions on Mechatronics, 2012, 17(2): 288-297.
- [4] Jiang J, Wang Y, Cao H, et al. A novel pump-valve coordinated controlled hydraulic system for the lower extremity exoskeleton[J]. Transactions of the Institute of Measurement and Control, 2020, 42(15): 2872-2884.
- [5] 罗建雄, 赵慧, 蒋林. 基于液压机械臂的主动柔顺控制[J]. 武汉科技大学学报, 2022, 45(2): 127-134.
 Luo J X, Zhao H, Jiang L. Active compliance control based on hydraulic manipulator[J]. Journal of Wuhan University of Science and Technology, 2022, 45(2): 127-134.(in Chinese)
- [6] Xu Z, Li S, Zhou X, et al. Dynamic neural networks for motion-force control of redundant manipulators: an optimization perspective[J]. IEEE Transactions on Industrial Electronics, 2021, 68(2): 1525-1536.
- [7] Zhu R, Yang Q, Chen C, et al. Force-based active compliance control of hydraulic quadruped robot[J]. International Journal of Fluid Power, 2021, 22(2): 147-172.
- [8] Shen W, Lu X B, Ma C J. Robust force tracking control via backstepping sliding mode control and virtual damping control for hydraulic quadruped robots[J]. Journal of Central South University, 2020, 27(9): 2673-2686.
- [9] Li B, Zhang Y, Yuan L, et al. Predictive control of plantar force and motion stability of hydraulic quadruped robot[J]. China Mechanical Engineering, 2021, 32(5): 523-532.
- [10] 沈双, 雷静桃, 张悦文. 仿生跳跃机器人气动串联弹性关节的位置/刚度控制[J]. 中国机械工程, 2021, 32(12): 1486-1493.
 Shen S, Lei J T, Zhang Y W. Position and stiffness control of pneumatic series elastic joints for bionic jumping robots[J]. China Mechanical Engineering, 2021, 32(12): 1486-1493.(in Chinese)
- [11] Asignacion A, Haninger K, Oh S, et al. High-stiffness control of series elastic actuators using a noise reduction disturbance observer[J]. IEEE Transactions on Industrial Electronics, 2022, 69(8): 8212-8219.
- [12] Chen Z, Wang S, Xu K, et al. Research on high precision control of joint position servo system for hydraulic quadruped robot[C]//2019 Chinese Control Conference (CCC), Guangzhou, China. IEEE, 2019: 755-760.
- [13] Huang H, Yang C, Chen C L P. Optimal robot-environment interaction under broad fuzzy neural adaptive control[J]. IEEE Transactions on Cybernetics, 2021, 51(7): 3824-3835.
- [14] Yu X, He W, Li Y, et al. Bayesian estimation of human impedance and motion intention for human-robot collaboration[J]. IEEE

- [15] Chatterjee S, Sen S, Majumder S. Impedance estimation of a nonlinear flexible mechanical transmission using a dual ekf[J]. IFAC-PapersOnLine, 2022, 55(1): 315-320.
- [16] Han S S, Wang H P, Yu H Y. Human-robot interaction evaluation-based aan control for upper limb rehabilitation robots driven by series elastic actuators[J]. IEEE Transactions on Robotics, 2023, 39(5): 3437-3451.
- [17] 曹学鹏, 鲁航, 朱文锋, 等. 变负载下机器人液压串联弹性执行器动态位置控制方法[J]. 西安交通大学学报, 2022, 56(4): 91-100.

Cao X P, Lu H, Zhu W F, et al. Dynamic position control method for hydraulic series elastic actutor of robot under variable load[J]. Journal of Xi'an Jiaotong University, 2022, 56(4): 91-100.(in Chinese)

- [18] Sun H, Tao J, Qin C, et al. Dynamics modeling and bifurcation analysis for valve-controlled hydraulic cylinder system containing counterbalance valves[J]. Journal of Vibration Engineering & Technologies, 2021, 9(8): 1941-1957.
- [19] Sun T, Peng L, Cheng L, et al. Stability-guaranteed variable impedance control of robots based on approximate dynamic inversion[J]. IEEE Transactions on Systems, Man, and Cybernetics: Systems, 2019, 51(7): 4193-4200.
- [20] Takanori T, Takuma T, Yutaka T, et al. Hydro-disk-type of electrorheological brakes for small mobile robots[J]. International Journal of Hydromechatronics, 2021, 4(2): 99-115.
- [21] Hu H, Wang X, Chen L. Impedance sliding mode control with adaptive fuzzy compensation for robot-environment interacting[J]. IEEE Access, 2020, 8: 19880-19889.
- [22] 刘帅,赵慧,刘清宇.四足机器人软硬地面稳定过渡的腿部主动变刚度调节策略[J]. 工程科学学报, 2022, 44(3): 420-429.
 Liu S, Zhao H, Yu L Q. Active and variable stiffness adjustment strategy for legs of quadruped robot for stable transition between soft and hard ground[J]. Chinese Journal of Engineering, 2022, 44(3): 420-429. (in Chinese)

(编辑 詹燕平)